F 02 B 53/00



DEUTSCHES PATENTAMT ① DE 3/050/9 A1

Aktenzeichen: P 37 05 079.6
Anmeldetag: 18. 2. 87

Offenlegungstag: 8. 10. 87

Mit Einverständnis des Anmelders offengelegte Anmeldung gemäß § 31 Abs. 2 Ziffer 1 PatG

(71) Anmelder:

Bruns, Hans-Hermann, 2806 Oyten, DE

② Erfinder:
gleich Anmelder

Prüfungsantrag gem. § 44 PatG ist gestellt

(54) Rotationskolbenmotor

Rotationskolbenmotor:

Wegen der bei einen Umlauf des Schiebers erzeugten Verdichtungs- und Expansionsphase ist das gesamte Aggregat eine Zweitakt-Wärmekraftmaschine.

Durch die gute Sperrfunktion zwischen den Druckdifferenzen wird bei Umlauf eine Verdrängerwirkung erreicht, durch die sich das gleiche Aggregat für Antriebsaufgaben sowie für die Verdichtungsaufgaben eignet.

Konstruktionsbedingte Vorteile

- 1.) Einfache Bauart mit wenig bewegliche Teile.
- 2.) Beschleunigung der Massen in eine Richtung.
- 3.) Schubleistung in eine Richtung.
- 4.) Rotierende Trommel bewirkt die Funktion für Sperrorgan und Ladeorgan, sowie Abtrieb, Kühlung, Schmierung und Schwungrad.
- 5.) Durch kleinen Schadraum wenig Restgaszurückhaltung und somit gute Frischgasladung.
- 6.) Durch zwei Aggregate gute Vermischung der Ladung, sowie Wärmeaufteilung in Reaktionswärme und Kompressionswärme.

Patentansprüche

Dadurch gekennzeichnet, daß die Sperrfunktion zwischen den Druckdifferenzen durch den geteilten Zylinderring, der mit geringen Spiel auf den mit 5 Druckfedern und Kugeln gleichmäßig besetzten Zylinderkern schwimmt und somit eine Abdichtung in radialer als auch in axialer Richtung erzeugt sowie die Verteilung des Schmiermittels bewirkt. Au-Berdem fällt den ebenfalls geteilten Sperrschieber 10 mit der Sperrschieberaufhängung, die auf Grund der schalenförmigen Ausbildung innerhalb einer verhältnismäßig dünnwandigen Trommel Platz findet eine wichtige Sperrfunktion zu.

Dadurch gekennzeichnet, das zwei Agregate glei- 15 cher Bauart die sich auf Grund anderer Aufgaben nur durch verschiedene Ein- und Auslaßkanäle unterscheiden, sind in der Mitte versetzt zusammen geschraubt um kurze Ladungswege zu erreichen.

Außerdem ist in der Mitte außer Abtriebsteil noch 20 der Schaufelkranz für Kühlung sowie Olabscheidung, das Ladeventil mit Steuereinrichtung und die Zündkerze untergebracht.

Beschreibung

Oberbegriff

Rotationskolbenmotor, der durch einen schwenkbar 30 in eine umlaufende Trommel gelagerte Schieber, der sich durch einen räumlich feststehenden, freimitlaufenden geschlitzten Zylinderkern schiebt und somit eine volumenveränderliche Raumausdehnung erzeugt, ist für Antriebsaufgaben sowie für die Verdichtung von Gasen 35 geeignet.

Beschreibung Mechanik und Funktion

Der innerhalb einer Trommel (1) schwenkbar einsei- 40 Kolbengeschwindigkeit laufend verändert. tig eingepaßte Sperrschieber (2) schiebt die durch exentrität entstehende Überlänge in den mit Zylinderring (3) umschlossenen geschlitzten Zylinderkern (4) wobei der Absperrung zwischen den Druckdifferenzen, die Hauptaufgabe zufällt.

Die in Fig. III dargestellte Abbildung zeigt den mit Gleitbahnen versehenen Zylinderkern (4) der an der Außenfläche gleichmäßig mit Bohrungen versehen ist, die mit Druckfedern und Kugeln bestückt sind, so das der mit geringen Spiel über den Zylinderkern geschobe- 50 ne Zylinderring (3) im gleichmäßigen Abstand zum Zylinderkern (4) schwimmt.

Erst durch verdrehen der exentrisch ausgebildeten Lagerbuchse (5) für den Zylinderkern (4) wird ein stetig gleichmäßiger Andruck an die Trommel (1) erreicht.

Die seitliche Abdichtung erfolgt durch den geteilten Zylinderring (3) wobei sich die Kugeln der Mittelreihe durch den Federdruck in die konische ausgebildete Schnittwelle drängen.

Die Darstellung Fig. IV zeigt den ebenfalls geteilten, 60 mit Federn besetzten Sperrschieber (2) deren Sperrschieberaufhängung schalenförmig ausgebildet ist um den Einbau innerhalb einer dünnwandigen Trommel (1) zu ermöglichen.

Die beiderseitig gelagerten Agregate Fig. I gleicher 65 Bauart, jedoch mit verschiedenen Funktionen sind, um den Ladungsweg kurz zu halten in der Mitte versetzt zusammen geschraubt.

Fig. V gleichzeitig wird durch den in der Mitte aufgelegten Abtriebsriemen das Ladeventil (7) sowie deren Ladungs-beginn und Ladungs-ende durch die Stellung der Leitrollen (8) gesteuert.

Fig. VI die Kühlung wird über gleichmäßig in der Trommelwand verteilte durchgehende Lüftungskanäle (14) erreicht die im Bereich des Abtriebs angeschnitten sind.

Fig. VIII ein nun über den angeschnittenen Bereich befestigter Schaufelkranz (15) bewirkt bei Umlauf der Trommel (1) eine Schleuderwirkung, die einen stetigen Luftstrom durch die Lüftungskanäle (14) erzeugt.

Das Schmieröl wird über einen im Lagerzapfen des im Zylinderkern befindlichen Zuführungskanal (16) zugeführt, über Ölrinnen (17) verteilt an der Sperrschieberaufhängung ausgeschleudert und durch einen feststehenden rinnenförmigen Lamelreif (6) aufgefangen und abgeschieden.

Durch den Einlaßkanal (9) des Ladungsverdichters (10) wird bei Umlauf des Sperrschiebers (2) auf der Saugseite fortlaufend ein Gemisch zugeführt, während Zeitgleich auf der Druckseite des Sperrschiebers (2) eine Verdichtung stattfindet, die bei passenden Druckverhältnis durch das Ladeventil (7) im richtigen Zeitraum 25 umgeladen wird.

Bei Ladungsende wird nach schließen des Ladeventils (7) die im Motor (11) eingeschloßene Ladung gezündet, wobei auf der einen Seite des Sperrschiebers eine Expansion und gleichzeitig auf der anderen Seite des Sperrschiebers durch den Abgaskanal (12) ausgeschoben bzw. geschleudert wird.

Kritik am Stand der Technik

Hubkolbenmotor

Bei Kurbelbetrieb werden die beschleunigten Massen fortlaufend in die entgegengesetzte Richtung wieder umgelenkt außerdem wird bei ein Kurbelumlauf die

Aufgabe

Es stellt sich die Aufgabe beschleunigte Massen 45 gleichmäßig in die gleiche Richtung zu bewegen.

Lösung

Durch die guten Absperrorgane zwischen den druckneutralen Zylinderkern und der umlaufenden Trommel entsteht eine volumveränderliche Raumausbildung die bei expansion eine Ausdehnung nur in eine Richtung zuläßt und somit eine gleichmäßig fortlaufende Drehbewegung erzeugt.

Erklärung der Zeichnung

- 1 Trommel (rotierend)
- 2 Sperrschieber
- 3 Zylinderring
- 4 Zylinderkern
- 5 Lagerbuchse
- 6 Lamellenring
- 7 Ladeventil
- 8 Leitrollen
- 9 Einlaßkanal
- 10 Ladungsverdichter
- 11 Motor

55

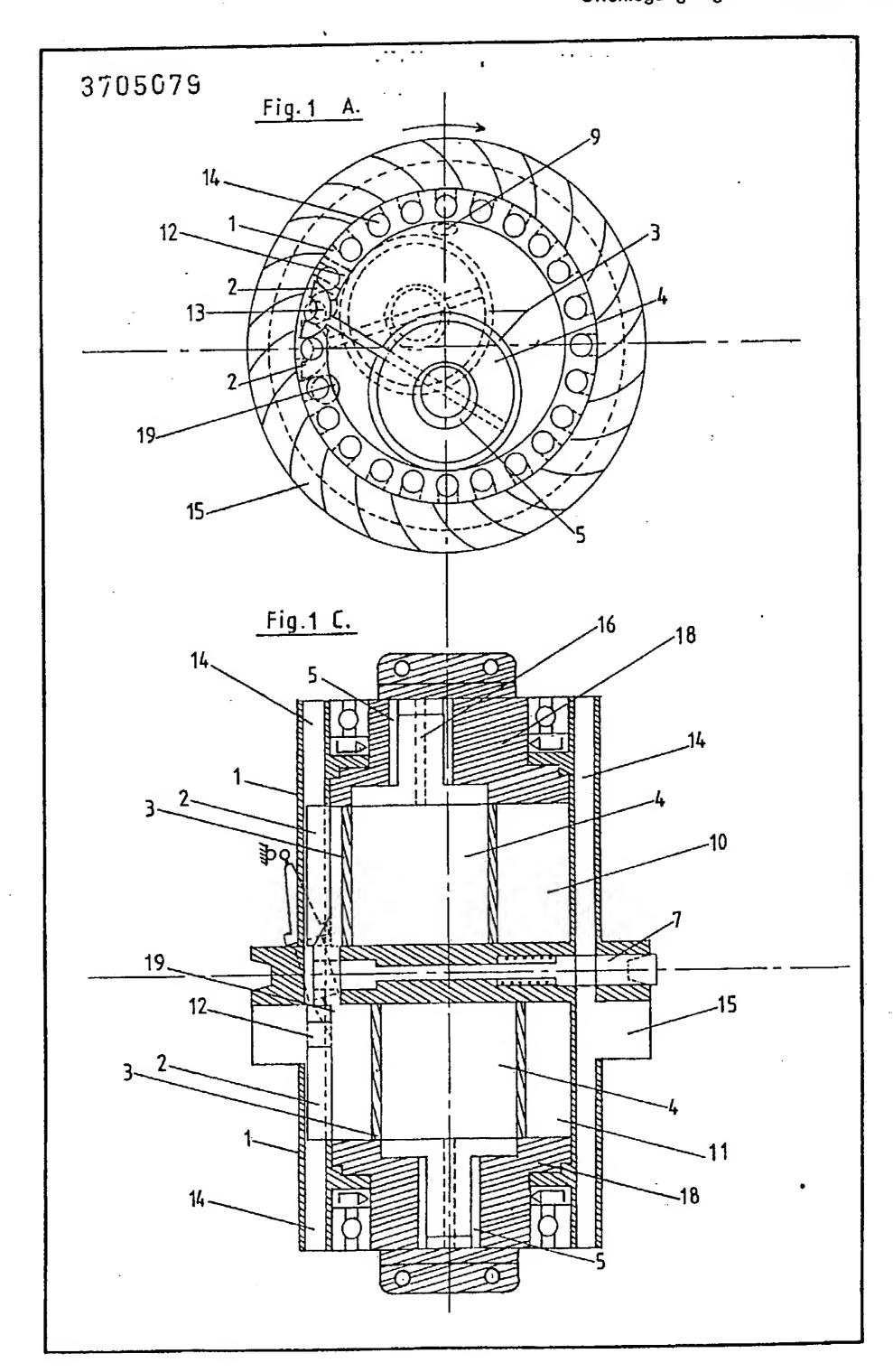
| 12 Abgaskanal | |
|---|----|
| 13 Ladekanal | |
| 14 Lüftungskanäle | |
| 15 Schaufelkranz | |
| 16 Zuführungskanal | |
| 17 Ölrinnen | • |
| 18 Planscheibe (feststehend) | |
| 19 Zündkanal | |
| Fig. 1 Agregate | |
| Fig. 2 Planscheibe (feststehend) | 10 |
| Fig. 3 Zylinderkern | 11 |
| Fig. 4 Sperrschieber | |
| Fig. 5 Ladungssteuerung | |
| ~ ~ ~ | |
| Fig. 6 Trommelausschnitt (Kühlung) im Bereich | |
| der Sperrschieberaufhängung | 15 |
| Fig. 7 — | |
| Fig. 8 Räumliche Gesamtdarstellung | |
| | |
| | |
| | 20 |

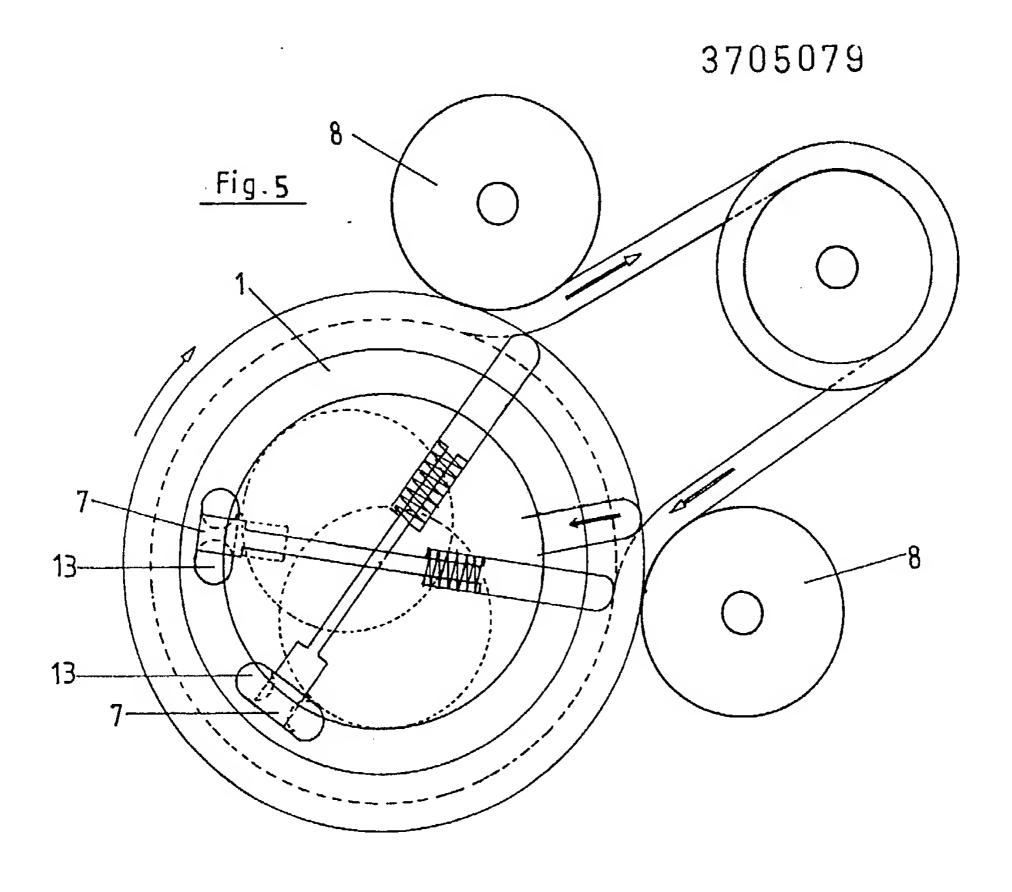
Nummer: Int. Cl.⁴: Anmeldetag:

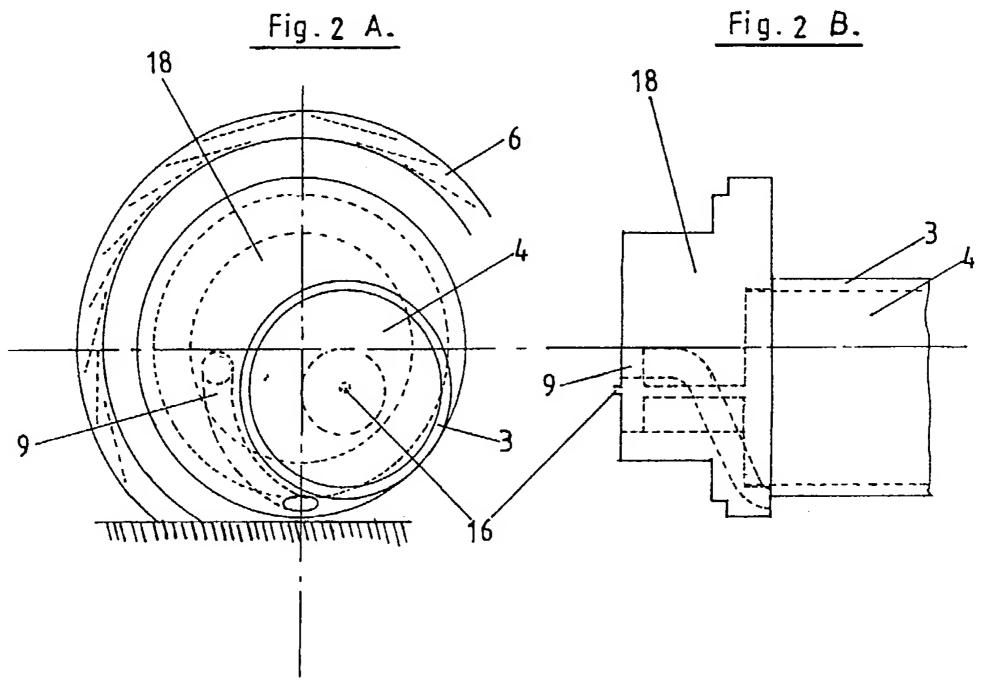
F 01 C 1/332 18. Februar 1987 8. Oktober 1987

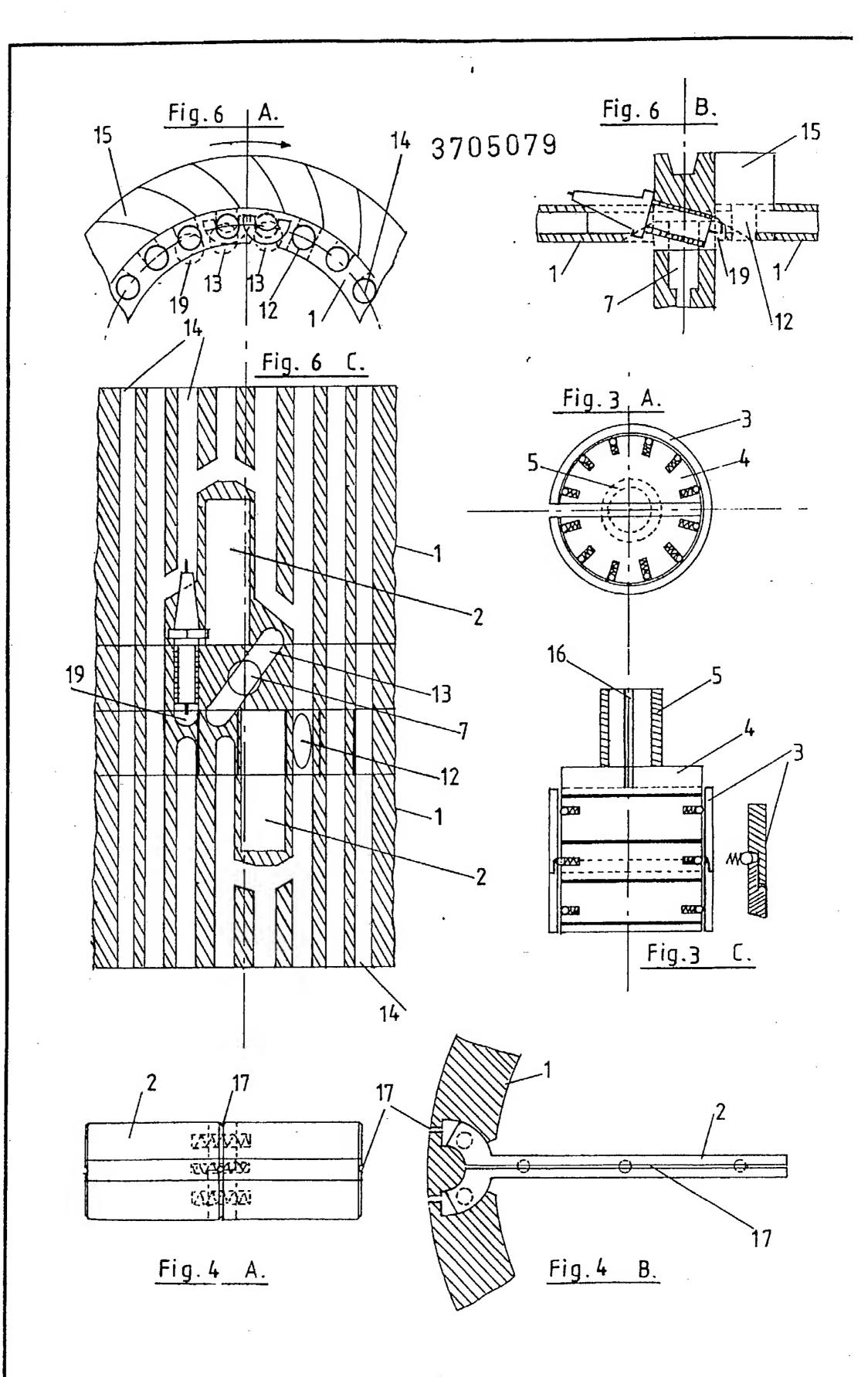
37 05 079

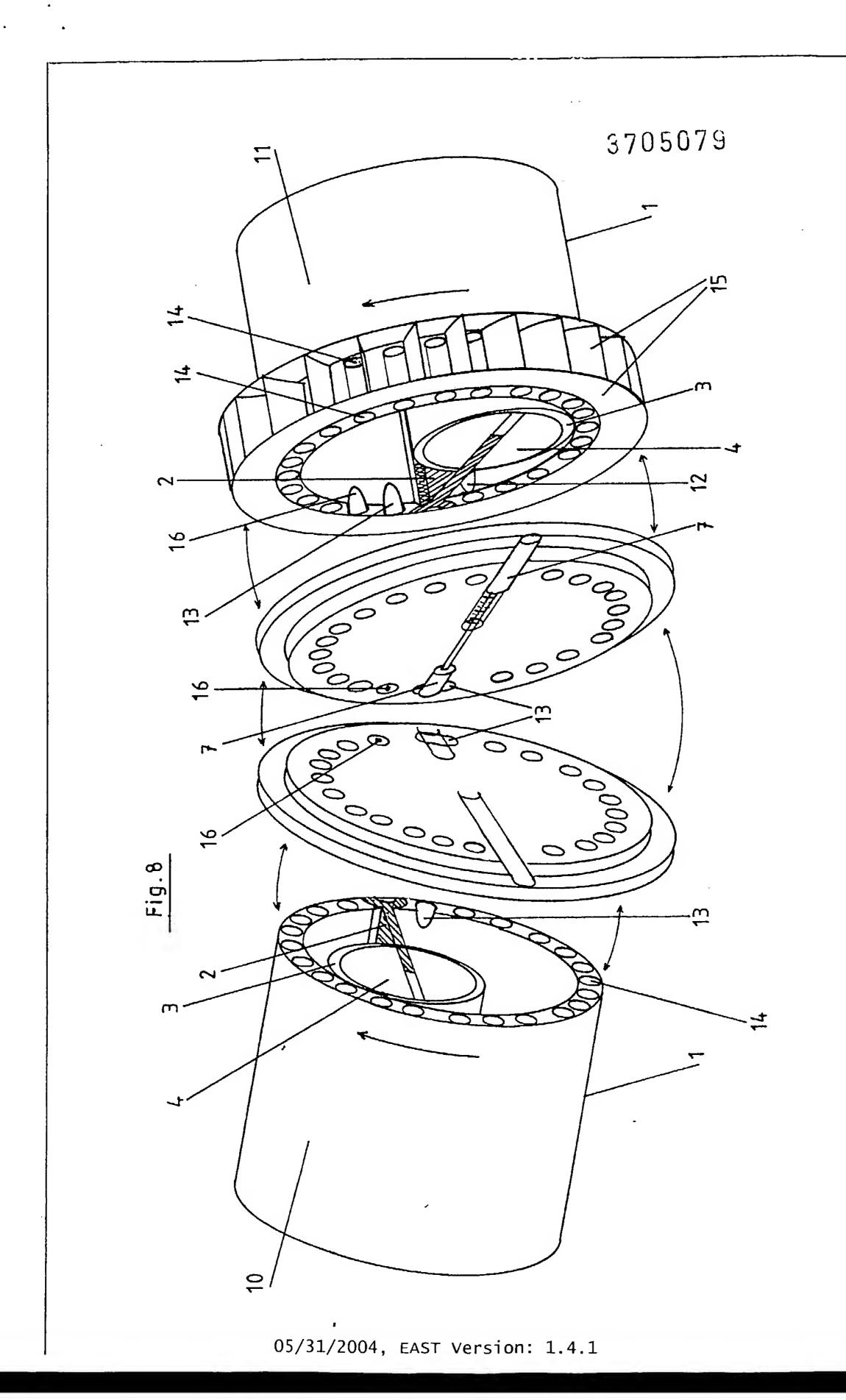
Anmeldetag:
Offenlegungstag:











PUB-NO:

DE003705079A1

DOCUMENT-IDENTIFIER: DE 3705079 A1

TITLE:

Rotary engine

PUBN-DATE:

October 8, 1987

INVENTOR-INFORMATION:

NAME

COUNTRY

BRUNS, HANS-HERMANN

DE

ASSIGNEE-INFORMATION:

NAME

COUNTRY

BRUNS HANS HERMANN

N/A

APPL-NO:

DE03705079

APPL-DATE: February 18, 1987

PRIORITY-DATA: DE03705079A (February 18, 1987)

INT-CL (IPC): F01C001/332, F02B053/00

EUR-CL (EPC): F01C001/332; F01C011/00, F02B053/00

US-CL-CURRENT: 123/236

ABSTRACT:

CHG DATE=19990617 STATUS=0> Owing to the compression and expansion phase

produced in a rotation of the slide, the entire assembly is a two-stroke heat

engine. Due to the good blocking function between the differential pressures,

a displacement effect is achieved in the rotation, making the same assembly

suitable for drive functions and for compression functions. Design advantages

1.) Simple construction with few moving parts. 2.) Acceleration of the masses

in one direction. 3.) Thrust power in one direction. 4.) Rotating drum

provides the function for blocking element and charging element, and output,

cooling, lubrication and flywheel. 5.) Low residual gas retention and hence

good fresh-gas charging, due to small clearance. 6.) Good mixing of the

charge, and heat division into reaction heat and compression heat by virtue of

the two assemblies.